PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2000-245010

(43)Date of publication of application: 08.09.2000

(51)Int.CI.

B60L 11/14 B60K 6/00 B60K 8/00 B60K 17/04 B60K 41/02 B60L 15/20 F02D 29/06

(21)Application number: 11-044607

(71)Applicant: HONDA MOTOR CO LTD

(22)Date of filing:

23.02.1999

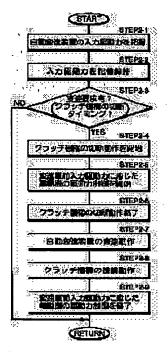
(72)Inventor: SHIMAZAKI YUICHI

(54) CONTROLLER FOR HYBRID VEHICLE

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a hybrid vehicle which is mounted with an automatic transmission requiring a clutch device between the transmission and an engine and which can eliminate the idle running feeling and impacts when the automatic transmission makes shifting operations.

SOLUTION: A controller for a hybrid vehicle successively grasps the input drive force of an automatic transmission in advance (STEPs 2-1 and 2-2) and, when the shifting operations of the transmission is required, disconnects a clutch mechanism and, at the same time, controls the drive force of a motor 2 connected to the transmission in accordance with the input drive force of the transmission (input drive force immediately before shifting) immediately before the clutch mechanism is disconnected on the output side of the clutch mechanism (STEPs 2-3, 2-4, and 2-5). The controller controls the drive force of the motor 2 so that a drive force equivalent to the input driving force



immediately before shifting may be inputted from the motor 2 to the automatic transmission.

LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

26.11.2002

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

BEST AVAILABLE COPY

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

3515006

[Date of registration]

23.01.2004

(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開2000-245010

(P2000-245010A)

(43)公開日 平成12年9月8日(2000.9.8)

(51) Int.Cl.7	ä	說別記号	FΙ			テ	-マコード(参考)
B60L 1	11/14		B60L	11/14			3D039
	6/00		B60K	17/04		G	3D041
	8/00			41/02			3G093
1	17/04		B60L	15/20		K	5 H 1 1 5
4	11/02		F02D	29/06		D	
	·	審査請求	未請求請求	求項の数3	OL	(全 12 頁)	最終頁に続く
(01) 山岡梁县 株岡双11 _ 44607 (71) 川岡 人 000005326							

(21)出願番号

特顧平11-44607

(22)出願日

平成11年2月23日(1999.2.23)

(71)出願人 000005326

本田技研工業株式会社

東京都港区南青山二丁目1番1号

(72)発明者 島崎 勇一

埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会

社本田技術研究所内

(74)代理人 100077805

弁理士 佐藤 辰彦 (外1名)

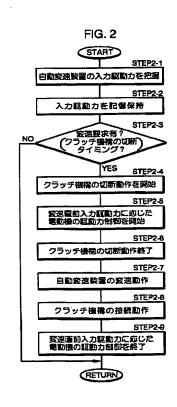
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 ハイブリッド車両の制御装置

(57)【要約】

【課題】エンジンとの間にクラッチ装置を要する自動変 速装置を車両に搭載したハイブリッド車両において、自 動変速装置の変速動作に際しての空走感や衝撃を解消す ることができるハイブリッド車両を提供する。

【解決手段】自動変速装置4の入力駆動力を逐次把握しておき(STEP2-1,2-2)、自動変速装置4の変速動作の要求があったとき、クラッチ機構3を切断状態とすると共に、クラッチ機構3の出力側で自動変速装置4に接続された電動機2の駆動力を、クラッチ機構3の切断開始直前における自動変速装置4の入力駆動力(変速直前入力駆動力)に応じて制御する(STEP2-3~2-5)。電動機2の駆動力は、変速直前入力駆動力と同等の駆動力を電動機2から自動変速装置4に入力するように制御する。



30

40

1

【特許請求の範囲】

【請求項1】 車両の走行駆動源としてのエンジンと、該 エンジンの出力を車両の駆動輪に伝達すべく該エンジン の出力軸にクラッチ手段を介して接続された自動変速装 置と、前記エンジンの出力を補助する補助出力を前記自 動変速装置を介して前記駆動輪に伝達すべく前記クラッ チ手段の出力側で該自動変速装置に接続された電動機 と、前記自動変速装置の変速動作の要求があったとき、 前記クラッチ手段の切断動作及び接続動作を順次行わし めるクラッチ制御手段と、前記クラッチ手段の切断状態 で前記自動変速装置の変速動作を行わしめる変速制御手 段とを備えたハイブリッド車両の制御装置において、 前記自動変速装置の変速動作の要求があったとき、前記 クラッチ手段の切断動作の開始直前に該自動変速装置に 入力された駆動力を把握する駆動力把握手段と、該駆動 力把握手段により把握された駆動力に略等しい駆動力 を、前記クラッチ手段の切断状態で前記電動機から前記 自動変速装置に入力するよう該電動機の駆動力を制御す る電動機制御手段とを備えたことを特徴とするハイブリ ッド車両の制御装置。

【請求項2】前記クラッチ手段の切断状態及び接続状態 の中間状態における動作位置を検出する検出手段を備 え、前記電動機制御手段は、前記クラッチ手段の中間状 態では、前記検出手段により検出された前記クラッチ手 段の動作位置が該クラッチ手段の接続状態に近づく程、 前記電動機の駆動力を該クラッチ手段の切断状態におけ る駆動力よりも減少させるように該電動機の駆動力を前 記クラッチ手段の動作位置に応じて制御することを特徴 とする請求項1記載のハイブリッド車両の制御装置。

【請求項3】前記クラッチ手段の切断状態から接続状態 までの接続動作に要すべき時間を、前記駆動力把握手段 により把握された前記駆動力と、前記変速動作の要求の 発生前における前記エンジンの回転数と、前記変速動作 の要求の発生前における前記自動変速装置の変速比と、 前記変速動作の要求の発生前における前記車両の要求走 行形態とのうちの少なくともいずれか一つに応じて設定 する手段を備え、前記クラッチ制御手段は、その設定さ れた時間に従って前記クラッチ手段の切断動作後の接続 動作を行わしめることを特徴とする請求項2記載のハイ ブリッド車両の制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、パラレル型のハイ ブリッド車両の制御装置に関する。

[0002]

【従来の技術】パラレル型のハイブリッド車両は、車両 の基本的な走行駆動源(原動機)としてのエンジンと、 そのエンジンの出力を補助する補助出力を必要に応じて 生成させる電動機とを車両に搭載し、それらのエンジン 及び電動機の出力(機械的な動力)を変速装置等を含む 50 置の変速動作に際してのクラッチ装置の切断時には、運

動力伝達機構を介して車両の駆動輪に伝達して走行す

【0003】この種のハイブリッド車両では、例えば車 両の加速時に、電動機により前記補助出力を生成し、そ れをエンジンの出力と併せて駆動輪に伝達することで、 車両の必要な加速性能を確保しつつエンジンの出力を抑 制し、ひいては、エンジンの燃費の向上や排ガスの少量 化を図るようにしている。

【0004】尚、前記電動機は、通常、発電機としても 動作可能なもの(発電電動機)が用いられる。そして、 例えば車両の減速時に、車両の駆動輪から動力伝達機構 を介して電動機に伝達される車両の運動エネルギーによ って該電動機を発電機として動作させ、その発電エネル ギーを電動機の電源バッテリ等の蓄電装置に充電する (電動機の回生発電を行う) ことが一般的に行われてい

【0005】一方、この種のハイブリッド車両では、そ の動力伝達機構を構成する変速装置として、エンジンの 出力軸との間にクラッチ装置を必要としないトルクコン バータ付きの自動変速装置を用いる場合もあるが、エン ジンの出力軸との間にクラッチ装置を必要とする自動変 速装置(例えば手動式変速装置(マニュアルトランスミ ッション)と同様の変速機構の駆動制御をアクチュエー タを介して行う変速装置)を用いる場合もある。

【0006】そして、このようにクラッチ装置を必要と する自動変速装置を備えたハイブリッド車両では、自動 変速装置の変速動作だけでなく、クラッチ装置の切断/ 接続動作もアクチュエータを介して自動制御することが 一般的である。

【0007】このようなハイブリッド車両では、車両の 走行中に、運転者による変速操作レバーの操作や、車両 の運転状態等に応じてあらじめ定められた変速制御マッ プに基づいて自動変速装置の変速動作の要求が発生する と、まず、クラッチ装置の切断動作を行わしめる。そし て、該クラッチ装置の切断状態で、自動変速装置の所要 の変速動作を行わしめた後、クラッチ装置の接続動作を 行わしめる。

【0008】尚、このようにクラッチ装置を要する自動 変速装置を用いたハイブリッド車両では、前記電動機 は、クラッチ装置の入力側(エンジンの出力軸側)でエ ンジンの出力軸に接続される場合もあるが、クラッチ装 置の出力側(変速装置側)で変速装置に接続される場合 もある。

【0009】ところで、上記のようにクラッチ装置と、 これを要する自動変速装置を搭載したハイブリッド車両 では、自動変速装置の変速動作に際して、クラッチ装置 を一旦、切断状態とする。そして、この状態では、エン ジンの出力が駆動輪に伝達されないので、車両は慣性力 のみにより走行することとなる。このため、自動変速装

BEST AVAILABLE COPY

30

40

転者にとって、所謂、空走感が生じるという不都合があ

【0010】このような不都合を解消するめに、従来 は、変速装置の変速動作をできるだけ速やかに行わしめ ると共にクラッチ装置を切断状態とする時間をできるだ け短くしたり、クラッチ装置の切断状態からの接続動作 をできるだけ速やかに行う(所謂、半クラッチ状態の期 間をできるだけ短くする) 等の方策がとられている。

【0011】しかるに、このようにクラッチ装置を切断 状態とする時間を短くするにも限界があると共に、その 切断状態の時間を短くしても空走感を生じる期間が軽減 されるに過ぎず、該空走感を十分に解消することはきな いものとなっていた。

【0012】また、クラッチ装置の接続を速やかに行お うとすると、その接続時に大きな衝撃が発生しやすい。 この結果、その衝撃が運転者に伝わってしまう虞がある と共に、自動変速装置の所謂シンクロ機構に過度の負担 がかかって、該シンクロ機構の耐久性が低下する虞があ った。

[0013]

【発明が解決しようとする課題】本発明はかかる背景に 鑑み、エンジンとの間にクラッチ装置を要する自動変速 装置を車両に搭載したハイブリッド車両において、自動 変速装置の変速動作に際しての空走感や衝撃を解消する ことができるハイブリッド車両を提供することを目的と する。

[0014]

【課題を解決するための手段】本発明のハイブリッド車 両の制御装置はかかる目的を達成するために、車両の走 行駆動源としてのエンジンと、該エンジンの出力を車両 の駆動輪に伝達すべく該エンジンの出力軸にクラッチ手 段を介して接続された自動変速装置と、前記エンジンの 出力を補助する補助出力を前記自動変速装置を介して前 記駆動輪に伝達すべく前記クラッチ手段の出力側で該自 動変速装置に接続された電動機と、前記自動変速装置の 変速動作の要求があったとき、前記クラッチ手段の切断 動作及び接続動作を順次行わしめるクラッチ制御手段 と、前記クラッチ手段の切断状態で前記自動変速装置の 変速動作を行わしめる変速制御手段とを備えたハイブリ ッド車両の制御装置において、前記自動変速装置の変速 動作の要求があったとき、前記クラッチ手段の切断動作 の開始直前に該自動変速装置に入力された駆動力を把握 する駆動力把握手段と、該駆動力把握手段により把握さ れた駆動力に略等しい駆動力を、前記クラッチ手段の切 断状態で前記電動機から前記自動変速装置に入力するよ う該電動機の駆動力を制御する電動機制御手段とを備え たことを特徴とする。

【0015】かかる本発明によれば、前記自動変速装置 の変速動作の要求があると、前記クラッチ手段の切断動 作の開始直前に該自動変速装置に入力された駆動力が前

記駆動力把握手段により把握される。また、前記クラッ チ制御手段は、前記クラッチ手段の切断動作を行わしめ て該クラッチ手段を切断状態とし、その切断状態で、前 記変速制御手段が前記自動変速装置の所要の変速動作を 行わしめる。そして、この変速動作後、前記クラッチ制 御手段は、クラッチ手段の接続動作を行わしめて該クラ ッチ手段を接続状態に復帰させる。

【0016】このとき、前記電動機は、前記駆動力把握 手段により把握された駆動力、すなわちクラッチ手段の 切断動作の開始直前に前記自動変速装置に入力された駆 動力と略等しい駆動力を生成するように前記電動機制御 手段によって制御される。

【0017】従って、自動変速装置には、前記クラッチ 手段の切断状態でも該クラッチ手段の切断動作の開始前 と同等の駆動力が与えられることとなり、それが、該自 動変速装置を介して車両の駆動輪に伝達されることとな る。これにより、自動変速装置の変速動作に際してのク ラッチ手段の切断状態における空走感を解消することが できる。。

【0018】かかる本発明では、好ましくは、前記クラ ッチ手段の切断状態及び接続状態の中間状態における動 作位置を検出する検出手段を備え、前記電動機制御手段 は、前記クラッチ手段の中間状態では、前記検出手段に より検出された前記クラッチ手段の動作位置が該クラッ チ手段の接続状態に近づく程、前記電動機の駆動力を該 クラッチ手段の切断状態における駆動力よりも減少させ るように該電動機の駆動力を前記クラッチ手段の動作位 置に応じて制御する。

【0019】すなわち、前記クラッチ手段の切断状態及 び接続状態の中間状態(所謂、半クラッチ状態)では、 前記エンジン側から前記自動変速装置に入力される駆動 力がクラッチ手段の動作位置(より具体的には、例えば クラッチ手段の摩擦板の変移位置)によって変化する。 例えば、クラッチ手段の切断状態から接続状態に移行す る過程の中間状態では、クラッチ手段の接続動作の進行 に伴ってエンジン側から前記自動変速装置に入力される 駆動力が増加していく。そこで、本発明では、前記電動 機制御手段は、前記クラッチ手段の中間状態では、前記 検出手段により検出された前記クラッチ手段の動作位置 が該クラッチ手段の接続状態に近づく程、前記電動機の 駆動力を該クラッチ手段の切断状態における駆動力より も減少させるように該電動機の駆動力を前記クラッチ手 段の動作位置に応じて制御する。これにより、前記クラ ッチ手段の切断状態のみならず、該クラッチ手段の切断 動作中、及び接続動作中の中間状態(半クラッチ状態) でも、前記駆動力把握手段により把握された駆動力に略 等しい駆動力を前記自動変速装置に入力することが可能 となる。つまり、クラッチ手段の切断動作の開始時から 接続動作の終了時までの全期間にわたって、自動変速装 50 置に入力する駆動力を均一的なものとして、空走感を確

20

30

実に解消することができる。また、特にクラッチ手段の 接続動作時の衝撃を緩和することができると共に、自動 変速装置に変速動作を円滑に行うことができる。

【0020】また、上記のようにクラッチ手段の切断動作中、及び接続動作中の中間状態でも自動変速装置に入力する駆動力を均一的なものとすることができることから、クラッチ手段の切断動作や接続動作を行う時間幅の設定の自由度が高まる。この場合、クラッチ手段の切断動作は基本的には、迅速に行うことが望ましいが、クラッチ手段の接続動作は、車両の運転状況等に応じて設定することが好ましいと考えられる。

【0021】例えば、車両の大加速を行う状況や、加減速を頻繁に行うような状況では、応答性の良い車両の走行挙動を得るために、クラッチ手段の接続動作を短時間で行うことが望ましと考えられる。一方、略定車速でのクルーズ走行を行っているような状況では、クラッチ手段の接続動作に際しての衝撃をできるだけ軽減し、また、自動変速装置のシンクロ機構等の負担を軽減するために、クラッチ手段の接続動作を長めにすることが望ましいと考えられる。

【0022】そこで、前述のようにクラッチ手段の動作位置に応じて電動機の駆動力を制御する本発明にあっては、前記クラッチ手段の切断状態から接続状態までの接続動作に要すべき時間を、前記駆動力把握手段により把握された前記駆動力と、前記変速動作の要求の発生前における前記エンジンの回転数と、前記変速動作の要求の発生前における前記自動変速装置の変速比と、前記変速動作の要求の発生前における前記車両の要求走行形態とのうちの少なくともいずれか一つに応じて設定する手段を備え、前記クラッチ制御手段は、その設定された時間に従って前記クラッチ手段の切断動作後の接続動作を行わしめる。

【0023】このようにすることで、車両の運転状態や、走行状況に適したクラッチ手段の接続動作を行うことができる。

【0024】尚、この場合、前記駆動力把握手段により 把握された前記駆動力あるいは前記変速動作の要求の発生前における前記エンジンの回転数に応じて前記クラッチ手段の接続動作に要すべき時間を設定する場合には、 該駆動力あるいは回転数が低い程、クラッチ手段の接続 40動作に要すべき時間を長く設定することが好ましい。これは、上記駆動力あるいはエンジンの回転数が低い状態では、基本的には、略定車速でのクルーズ走行もしくはそれに近い走行を行っているような状況である可能性が高く、このような状況では、前述のようにクラッチ手段の接続動作に際しての衝撃をできるだけ軽減し、また、自動変速装置のシンクロ機構等の負担を軽減するために、クラッチ手段の接続動作の時間を長めに設定することが望ましいからである。また、逆に、上記駆動力あるいはエンジンの回転数が高い状態では、車両の大加速、50

あるいは頻繁な加減速を伴う走行を行ってるような状況である可能性が高く、このような状況では、前述のように車両の応答性の良い走行挙動を得るために、クラッチ 手段の接続動作の時間を短めに設定することが望まし

【0025】また、前記変速動作の要求の発生前における前記自動変速装置の変速比に応じて前記クラッチ手段の接続動作に要すべき時間を設定する場合には、該変速比が高速側の変速比である程、クラッチ手段の接続動作に要すべき時間を長く設定することが好ましい。これは、自動変速装置の変速比が高速側の変速比である程、クルーズ走行もしくはそれに近い走行を行っているような状況である可能性が高く、このような状況では、前途の通り、クラッチ手段の接続動作の時間を長めに設定することが好ましいからである。逆に、自動変速装置の変速比が低速側の変速比であるときには、車両の大加速、あるいは頻繁な加減速を伴う走行を行ってるような状況である可能性が高く、このような状況では、前述の通り、クラッチ手段の接続動作の時間を短めに設定することが好ましい。

【0026】さらに、前記変速動作の要求の発生前における車両の要求走行形態に応じて前記クラッチ手段の接続動作に要すべき時間を設定する場合には、上記と同様の理由によってクルーズ走行もしくはそれに近い走行が要求されるような状況では、クラッチ手段の接続動作の時間を長めに設定し、車両の大加速、あるいは頻繁な加減速を伴う走行が要求されるような状況では、クラッチ手段の接続動作の時間を長めに設定することが好ましい。この場合、車両の要求走行形態は、例えば車両のアクセル操作量、あるいはこれに応じたエンジンのスロットル弁の開度の大きさや、変化量、変化速度に基づき把握することが可能である。

[0027]

【発明の実施の形態】本発明の第1の実施形態を図1~ 図3を参照して説明する。

【0028】図1を参照して、本実施形態のハイブリッド車両 (パラレル型) では、エンジン1、電動機2 (より詳しくは発電機としても動作可能な発電電動機)、クラッチ機構3 (クラッチ手段)、自動変速装置4が車両に搭載されている。

【0029】エンジン1は車両の主たる走行駆動源であり、その出力軸としてのクランク軸1aは、クラッチ機構3を介して自動変速装置4の入力側に連接されている。そして、自動変速装置4の出力側のドライブシャフト4aは、図示を省略するが、差動歯車機構等を介して車両の駆動輪に連接されている。さらに、クラッチ機構3の後段(出力側)では、電動機2の図示しないロータが自動変速装置4の入力側に回転伝達手段5を介して連接されている。この回転伝達手段5は、例えば歯車/チ50ェーン機構あるいはプーリノベルト機構、歯車機構によ

り構成されたものである。

【0030】かかる構成により、エンジン1の出力は、クラッチ機構3の接続状態において、該クラッチ機構3 及び自動変速装置4を介して車両の駆動輪に伝達され、 車両の走行が行われる。さらに、車両の走行に際して、 電動機2によりエンジン1の出力を補助する補助出力 (回転駆動力)を発生させたとき、その補助出力は、エンジン1の出力と併せて自動変速装置4を介して車両の 駆動輪に伝達される。

【0031】尚、クラッチ機構3は、例えば摩擦係合式 10 のもので、その図示しないクラッチ板を油圧式のクラッチ駆動装置6 (アクチュエータ) により変移させることで、該クラッチ機構3の切断/接続動作が行われる。

【0032】また、自動変速装置4は、トルクコンバータを用いないもので、その図示しない変速機構をクラッチ機構3の切断状態において油圧式の変速駆動装置7 (アクチュエータ) により駆動することで、該自動変速装置4の変速動作が行われる。

【0033】本実施形態のハイブリッド車両は上記のような機構的構成の他、次のような電気的構成を具備している。

【0034】すなわち、電動機2の動作用電源である蓄電装置8と、この蓄電装置8と電動機2との間の電力授受を行うレギュレータ/インバータ回路9と、マイクロコンピュータ等により構成されたコントローラ10とが車両に搭載されている。

【0035】そして、コントローラ10には、車両の車速V、エンジン1の回転数NE、吸気圧PB、車両の図示しないアクセルの操作量AP(以下、アクセル操作量APという)等の検出データが図示しない適宜のセンサ等から与えられるようになっている。

【0036】コントローラ10は、本発明に関連した機能的構成として、クラッチ機構3の切断/接続の動作制御を担うクラッチ制御手段11と、自動変速装置4の変速動作の制御を担う変速制御手段12と、電動機2の動作制御を担う電動機制御手段13と、自動変速装置4に入力される駆動力(トルク)を把握する駆動力把握手段14とを具備する。

【0037】この場合、クラッチ制御手段11は、前記自動変速装置4の変速動作の要求が発生したときに、クラッチ機構3の切断動作及び接続動作を順次行わしめるようにクラッチ駆動装置6を制御する機能を有するものである。

【0038】また、変速制御手段12は、前記自動変速 装置4の変速動作の要求に伴うクラッチ機構3の切断状態で、自動変速装置4の所要の変速動作を行わしめるように変速駆動装置7を制御する機能を有するものである。

【0039】尚、本実施形態では、自動変速装置4の変速動作を行うべきタイミングやその変速動作により設定 50

すべき自動変速装置 4 の変速比(本実施形態では 1~5速)を、車速 V やエンジン 1 の回転数 N E、アクセル操作量 A P 等に応じて規定する図示しない変速制御マップをコントローラ 1 0 は、車速 V やエンジン 1 の回転数 N E、アクセル操作量 A P 等の検出データから上記変速制御マップに基づいて、自動変速装置 4 の変速動作の要求の有無や、その変速動作により設定すべき変速比を認識するようにしている。

【0040】また、電動機制御手段13は、自動変速装置4の変速動作に際してのクラッチ機構3の切断/接続動作中に、蓄電装置8から電動機2に給電しつつ該電動機2に所要の駆動力を発生させるように電動機2の動作をレギュレータ/インバータ回路9を介して制御する機能を有するものである。この場合、詳細は後述するが、電動機2に発生させる所要の駆動力は、自動変速装置4の変速動作の要求に伴うクラッチ機構3の切断動作の開始直前に自動変速装置4に入力された駆動力(これは、駆動力把握手段14により後述のように把握される)に応じて決定される。

【0041】尚、電動機制御手段13は、例えば、車両の加速時において(但し、クラッチ機構3の接続状態)、蓄電装置8から電動機2に給電しつつ骸電動機2に所要の補助出力を生成させるように電動機2の動作をレギュレータ/インバータ回路9を介して制御する機能も有する。さらに、例えば、車両の加速時において(但し、クラッチ機構3の接続状態)、該車両の運動エネルギーが自動変速装置4を介して与えられる電動機2を発電機として動作させて該電動機2の回生発電を行わしめ、その回生発電電力を蓄電装置8に充電せしめるように該電動機2の動作をレギュレータ/インバータ回路9を介して制御する機能も有する。

【0042】前記駆動力把握手段14は、車両の走行中 におけるクラッチ機構3の接続状態で自動変速装置4に 入力される駆動力(以下、入力駆動力という)を逐次把 握する機能を有するものである。そして、自動変速装置 4の変速動作の要求があったときに、その要求に伴うク ラッチ機構3の切断動作の開始直前における上記入力駆 動力を前記電動機制御手段13による電動機2の動作制 御のために該電動機制御手段13に供するものである。 【0043】ここで、該駆動力把握手段14が把握する 上記入力駆動力は、基本的には、エンジン1からクラッ チ機構3を介して自動変速装置4に入力される駆動力、 すなわち、エンジン1が出力する駆動力である。但し、 例えば車両の加速時に電動機2により補助出力を生成し ているときに、駆動力把握手段14が把握する駆動力 は、エンジン1から自動変速装置4に入力される駆動力 と、電動機2から回転伝達手段5を介して自動変速装置 4に入力される駆動力との総和である。

【0044】この場合、本実施形態では、駆動力把握手

30

(6)

10

段14は、エンジン1から自動変速装置4に入力される 駆動力 (エンジン1が出力する駆動力) を、例えばエン ジン1の回転数NEと吸気圧PBとからあらかじめ定め られたマップ等に基づいて把握する。また、電動機2に 補助出力を生成させている際に該電動機2から自動変速 装置4に入力される駆動力は、例えば、電動機制御手段 13が電動機2に補助出力を生成させる際に設定する該 電動機2の目標補助出力、あるいはそれに対応して定ま る電動機2の生成トルクの目標値と、前記回転伝達手段 5の変速比とから所定の演算により算出する。

【0045】尚、以下の説明では、自動変速装置4の変 速動作の要求があったときに、その要求に伴うクラッチ 機構3の切断動作の開始直前に前記駆動力把握手段14 が把握する自動変速装置4の入力駆動力を変速直前入力 駆動力と略称することがある。

【0046】また、図1で、参照符号15を付したもの は、後述する第2の実施形態に関連したセンサであり、 これは、本実施形態では使用しない。

【0047】次に本実施形態のハイブリッド車両の作 動、特に、自動変速装置4の変速動作に係わる作動を説 明する。

【0048】図2のフローチャートを参照して、車両の 走行中において、コントローラ10は、自動変速装置4 の入力駆動力を前記駆動力把握手段13によって逐次把 握し(STEP2-1)、それを図示しないメモリに記 憶保持しておく(STEP2-2)。この場合、前述の 如く、駆動力把握手段13が把握する入力駆動力は、通 常的には、エンジン1から自動変速装置4にクラッチ機 構3を介して入力される駆動力(エンジン1が出力する 駆動力) であるが、電動機2による補助出力の生成が行 30 われている状態では、エンジン1が出力する駆動力と、 電動機2から回転伝達手段5を介して自動変速装置4に 入力される駆動力との総和である。

【0049】このように自動変速装置4の入力駆動力の 把握及びその記憶保持を行いつつ、コントローラ10 は、前記変速制御マップに基づいて、自動変速装置4の 変速動作の要求があるか否か、すなわち、自動変速装置 4の変速動作のためにクラッチ機構3を切断すべきタイ ミングであるか否を判断する(STEP2-3)。

【0050】このとき、変速動作の要求がない状態で は、STEP2-1, 2-2の処理が繰り返される。そ して、変速動作の要求がある場合には、コントローラ1 0は、クラッチ制御手段11によってクラッチ駆動装置 6を介してクラッチ機構3の切断動作を開始せしめる (STEP2-4).

【0051】さらに、コントローラ10は、前記STE P2-2で最新に記憶保持された自動変速装置4の入力 駆動力、すなわち、前記クラッチ機構3の切断動作の開 始直前に駆動力把握手段14が把握した入力駆動力(変 速直前入力駆動力)に応じた電動機2の駆動力の制御を 50 してのクラッチ機構3の切断状態であっても、あたかも

10 前記電動機制御手段13によって開始する(STEP2

【0052】さらに詳細には、この電動機2の制御で は、前記変速直前入力駆動力と、前記回転伝達手段5ので 変速比とから、電動機2に生成させるべき目標駆動力を 決定する。この目標駆動力は、該電動機2から回転伝達 手段5を介して自動変速装置4に入力される駆動力が、 前記変速直前入力駆動力になるような電動機2の駆動力 である。そして、その目標駆動力を電動機2に生成させ るように蓄電装置8から電動機2への給電をレギュレー タ/インバータ回路9を介して制御する。

【0053】つまり、STEP2-5の電動機2の駆動 力制御では、前記変速直前入力駆動力に等しい駆動力 (一定) が電動機2から自動変速装置4に入力されるよ うに、電動機2の動作をレギュレータ/インバータ回路 9を介して制御する。

【0054】このようにして電動機2の駆動力の制御を 行った状態で、クラッチ機構3の切断動作が終了する (クラッチ機構3が切断状態となる)と(STEP2-6)、コントローラ10は、変速制御手段12によっ て、変速制御マップに従った自動変速装置4の変速動作 (変速比の変更動作)を前記変速駆動装置7を介して行 わしめる(STEP2-7)。

【0055】そして、該自動変速装置4の変速動作後、 コントローラ10は、クラッチ制御手段11によって、 クラッチ機構3の接続動作を行わしめ、該クラッチ機構 3を接続状態に復帰させる(STEP2-8)。また、 電動機2の前述のような制御を終了する(STEP2-

【0056】尚、クラッチ機構3の接続完了後は、電動 機2は、適宜、車両の走行状況に応じて補助出力を生成 するように制御されたり、回生発電を行うように制御さ れる。

【0057】以上説明したような自動変速装置4の変速 動作に際しての作動によって、エンジン1からの駆動力 が自動変速装置3に入力されなくなるクラッチ機構3の 切断状態では、その切断動作の開始直前における自動変 速装置4の入力駆動力(変速直前入力駆動力)と同等の 駆動力が自動変速装置4に電動機2から付与される。

【0058】例えば、図3を参照して、自動変速装置4 の変速要求が発生する前にエンジン1の出力のみにより 車両の走行を行ってい場合を想定すると、変速要求の発 生に応じてクラッチ機構3が切断されると、図3に実線 aで示すように、エンジン1から自動変速装置4への入 カ駆動力は「0」に低下する。しかるに、このとき、図 3に実線bで示すように、エンジン1から自動変速装置 4への低下した入力駆動力を補うような入力駆動力が電 動機2から自動変速装置4に与えられる。

【0059】このため、自動変速装置4の変速動作に際

クラッチ機構 3 が接続状態に維持されているかのような 走行駆動力が車両の駆動輪に伝達される。この結果、ク ラッチ機構3の切断状態で従来発生していたような車両 の空走感を解消することができる。

【0060】次に、本発明の第2の実施形態を前記図1 並びに図4~図10を参照して説明する。

【0061】尚、本実施形態のハイブリッド車両の基本 構成は、前述の第1の実施形態と同一であるので、同一 構成部分については、第1の実施形態と同一の参照符号 を用いて詳細な説明を省略する。

【0062】図1を参照して、本実施形態では、クラッ チ機構3に、そのクラッチ板(図示しない)の変移量C S(以下、クラッチストロークCSという)を該クラッ チ機構3の動作位置を表すものとして検出するクラッチ センサ15 (検出手段) が付設され、その検出データが コントローラ10に与えられるようになっている。

【0063】この場合、コントローラ10の機能的構成 に関しては、クラッチ制御手段11は、前記第1の実施 形態で前述した機能に加えて、クラッチ機構3の切断状 熊から接続状態に復帰させるまでに要すべき時間(以 下、クラッチ接続時間という)をエンジン1の回転数N E等に応じて設定し、その設定したクラッチ接続時間に 従って、クラッチ機構3の接続動作を行わしめる機能を 有する。

【0064】さらに、前記電動機制御手段13は、自動 変速装置4の変速動作のためのクラッチ機構3の切断/ 接続動作に際して、電動機2に生成させる駆動力を、前 記変速直前入力駆動力と、前記クラッチセンサ15によ り検出されるクラッチストロークCSとに応じて制御す る機能を有する。

【0065】尚、本実施形態では、コントローラ10 は、アクセル操作量APに基づき車両の要求される走行 形態を把握する機能も有するが、これについては後述す

【0066】また、その他の構成及び機能は、前述の第 1の実施形態と同一である。

【0067】次に、本実施形態のハイブリッド車両にお ける自動変速装置4の変速動作に係わる作動を詳説す る。

【0068】図4のフローチャートを参照して、車両の 走行中において、コントローラ10は、前述の第1の実 施形態の場合と全く同様に、自動変速装置4の入力駆動 力を前記駆動力把握手段13によって逐次把握する (S TEP4-1).

【0069】さらに、エンジン1の回転数NEの検出デ ータを取得すると共に、コントローラ10がその変速制 御手段12により制御している自動変速装置4の変速比 (1~5速)と、運転者による車両の要求走行形態とを 把握する (STEP4-2)。ここで、コントローラ1

の加減速が要求される程度(以下、加減速要求度合いと いう)であり、それをアクセル操作量APの大きさや、 変化量、変化速度に基づいて数値化して把握する。この 場合、例えば、アクセル操作量APが頻繁に変化し、ま た、その変化量や変化速度が大きなものとなる頻度が高 い程(車両の頻繁な加減速や、大きな加速力が要求され るような状況)、前記加減速要求度合いが高くなる。ま た、例えばアクセル操作量APが比較的小さく、ほぼ一 定に維持される期間が比較的長いような状態(車両のク 10 ルーズ走行あるいはそれに近い走行が要求される状況) では、前記加減速要求度合いが低くなる。

【0070】尚、このような加減速要求度合いは、アク セル操作量APの代わりに、該アクセル操作量APに応 じたエンジン1の図示しないスロットル弁の開度に基づ いて把握するようにしてもよい。

【0071】コントローラ10は、上記のように把握し た自動変速装置4の入力駆動力、エンジン1の回転数N E、自動変速装置4の変速比、加減速要求度合いのデー タを図示しないメモリに逐次記憶保持しつつ(STEP 4-3)、コントローラ10に備えた変速制御マップに 基づいて、自動変速装置4の変速動作の要求があるか否 か(自動変速装置4の変速動作のためにクラッチ機構3 を切断すべきタイミングであるか否か)を判断する(S TEP4-4)

【0072】このとき、変速動作の要求がない状態で は、STEP4-1~4-3の処理が繰り返される。そ して、変速動作の要求がある場合には、コントローラ1 0は、クラッチ制御手段11によってクラッチ駆動装置 6を介してクラッチ機構3の切断動作を開始せしめる (STEP4-5)

【0073】さらに、コントローラ10は、前記クラッ チセンサ15により逐次検出されるクラッチストローク CSと、前記STEP4-2でクラッチ機構3の切断動 作の開始直前に駆動力把握手段14が把握した入力駆動 力、すなわち、前記変速直前入力駆動力とに応じた電動 機2の駆動力の制御を前記電動機制御手段13によって 開始する (STEP4-6)。

【0074】さらに詳細には、この電動機2の制御は次 のように行われる。すなわち、コントローラ10の電動 機制御手段13は、まず、クラッチセンサ15により逐 次検出されるクラッチストロークCSから、図5のよう にあらかじめ設定されたデータテーブルに基づいて、電 動機2に生成させるべき駆動力を調整するための補正係 数Kを求める。この補正係数Kは、基本的には、これを 前記変速直前入力駆動力に乗算してなる値を、電動機2 から自動変速装置4に入力すべき駆動力として決定する ためのもので、クラッチ機構3の接続状態に対応するク ラッチストロークCSでは、K=0、クラッチ機構3の 切断状態に対応するクラッチストロークCSでは、K= 0が把握する車両の要求走行形態は、基本的には、車両 50 1である。また、クラッチ機構3の接続状態と切断状態

30

との間の中間状態である半クラッチ状態におけるクラッチストロークCSでは、補正係数Kは、クラッチ機構3が切断状態から接続状態に近づくに伴い「0」から「1」に向かって大きくなっていくように定められてい

【0075】コントローラ10の電動機制御手段11は、上記のようにしてクラッチストロークCSから逐次求めた補正係数Kを前記変速直前入力駆動力に乗算することで、時々刻々のクラッチストロークCSに対応して、電動機2から自動変速装置4に入力すべき駆動力の10目標値を逐次決定し、さらにその目標値(=変速直前入力駆動力×K)と、前記回転伝達手段5の変速比とから電動機2に生成させる目標駆動力を逐次決定する。

【0076】このとき、前記補正係数Kは前述のようにクラッチストロークCSに応じて定まるため、これを前記変速直前入力駆動力に乗算してなる値、すなわち、電動機2から自動変速装置4に入力すべき駆動力の目標値は、エンジン1からの駆動力が自動変速装置4に入力されないクラッチ機構3の切断状態では、前記変速直前入力駆動力に等しい。従って、クラッチ機構3の切断状態における電動機2の目標駆動力は、該電動機2から回転伝達手段5を介して自動変速装置4に入力される駆動力が、前記変速直前入力駆動力になるような電動機2の駆動力である。

【0077】また、クラッチ機構3の半クラッチ状態では(この状態では、エンジン1からの駆動力の一部が自動変速装置4に入力される)、補正係数Kを前記変速直前入力駆動力に乗算してなる値(電動機2から自動変速装置4に入力すべき駆動力の目標値)は、クラッチ機構3の動作状態が接続状態に近い程、換言すれば、エンジ 30ン1からクラッチ機構3を介して自動変速装置4に入力される駆動力の割り合いが多い程、クラッチ機構3の切断状態の場合より少なくなる。

【0078】従って、クラッチ機構3の半クラッチ状態における電動機2の目標駆動力も、クラッチ機構3の動作状態が接続状態に近い程、クラッチ機構3の切断状態の場合より少なくなる。

【0079】コントローラ10の電動機制御手段11は、このようにして時々刻々のクラッチストロークCSに対応した電動機2の目標駆動力を決定しつつ、その目標駆動力を電動機2に生成させるように蓄電装置8から電動機2への給電をレギュレータ/インバータ回路9を介して制御する。

【0080】このように電動機2の駆動力制御を行っている状態で、クラッチ機構3の切断動作が終了すると(STEP4-7)、コントローラ10は、変速制御手段12によって、変速制御マップに従った自動変速装置4の変速動作(変速比の変更動作)を前記変速駆動装置7を介して行わしめる(STEP4-8)。

【0081】さらに、コントローラ10は、自動変速装

置4の変速要求が発生する直前(クラッチ機構3の切断動作の直前)に、前記STEP4-1で駆動力把握手段13が把握した自動変速装置4の入力駆動力(変速直前入力駆動力)並びに、前記STEP4-2で把握したエンジン1の回転数NE、車両の加減速要求度合い、自動変速装4の変速比に応じて前記クラッチ接続時間を設定する(STEP4-9)。この設定はクラッチ制御手段11により次のように行われる。

【0082】すなわち、エンジン1の回転数NEから、図6に示すようにあらかじめ定められたデータテーブルに基づいて、クラッチ接続時間を調整するための補正係数K1を求める。同様に、変速直前入力駆動力、加減速要求度合い、変速比から、それぞれ、図7~図9に示すようにあらかじめ定められたデータテーブルに基づいて、補正係数K2, K3, K4を求める。

【0083】この場合、回転数NEに応じた補正係数K1は、該回転数NEが低い程、大きくなるように定められている。また、変速直前入力駆動力に応じた補正係数K2は、該変速直前入力駆動力が小さい程、大きくなるように定められている。また、加減速要求度合いに応じた補正係数K2は、該加減速要求度合いが低い程(車両のクルーズ走行に近い走行が要求される状況)、大きくなるように定められている。さらに、変速比に応じた補正係数K4は、変速比が高速側の変速比である程(速数が大きい程)、大きくなるように定められている。

【0084】そして、このようにして求めた補正係数K1~K4 をあらかじめ定めた所定の基準時間に乗算することで、クラッチ接続時間を決定する。

【0085】尚、このクラッチ接続時間の設定は、自動 変速装置4の変速動作の要求が発生した直後に行ってお くようにしてもよい。

【0086】このようにして、クラッチ接続時間を設定した後、コントローラ10は、クラッチ制御手段11によって、クラッチ機構3の接続動作を、該クラッチ接続時間で行わしめ、該クラッチ機構3を接続状態に復帰させる(STEP4-10)。この場合、例えばクラッチ機構3の切断状態から接続状態までに要するクラッチ板(図示しない)の変移量を設定されたクラッチ接続時間で除算することで、クラッチ機構3の接続動作の速度を決定する。そして、その決定した速度でクラッチ機構3の接続動作を行わしめることで、その接続動作にかかる時間が設定されたクラッチ接続時間になるようにする。

【0087】尚、前記STEP4-6で開始する電動機2の駆動力制御は、クラッチ機構3の接続動作中も継続され、クラッチ機構3の接続動作が完了すると(接続状態に復帰すると。STEP4-11)、電動機2の駆動力制御が終了される(STEP4-12)。

【0088】そして、クラッチ機構3の接続完了後は、 電動機2は、適宜、車両の走行状況に応じて補助出力を 50 生成するように制御されたり、回生発電を行うように制

30

設定することが可能となる。

御される。

【0089】また、クラッチ機構3の切断動作に要する 時間に関しては、該切断動作はできるだけ迅速に行うこ とが好ましいことから、本実施形態では、該切断動作の 時間をクラッチ接続時間のように可変的に設定したりす ることなく、該切断動作を短時間で行うようにしてい る。

【0090】以上説明したような本実施形態における自 動変速装置4の変速動作に際しての作動によって、エン ジン1からの駆動力が自動変速装置3に入力されないク ラッチ機構3の切断状態では、その切断動作の開始直前 における自動変速装置4の入力駆動力(変速直前入力駆 動力)と同等の駆動力が自動変速装置4に電動機2から 付与される。さらに、クラッチ機構3の切断動作中、あ るいは接続動作中における半クラッチ状態では、クラッ チストロークCSが、クラッチ機構3の接続状態に近 く、エンジン1が出力する駆動力のうちの自動変速装置 4に入力される駆動力の割合が大きい程、電動機2から 自動変速装置4に入力する駆動力が前記変速直前入力駆 動力よりも小さくなるように電動機2の駆動力が制御さ

【0091】つまり、クラッチ機構3の切断動作中の半 クラッチ状態では、エンジン1から自動変速装置4への 入力駆動力が減少していくことに合わせて、電動機2の 駆動力、ひいては該電動機2から自動変速装置4への入 力駆動力を増加させていく。また、クラッチ機構3の接 統動作中の半クラッチ状態では、エンジン1から自動変 速装置4への入力駆動力が増加していくことに合わせ て、電動機2の駆動力、ひいては該電動機2から自動変 速装置4への入力駆動力を減少させていく。

【0092】例えば、図10を参照して、自動変速装置 4の変速要求が発生する前にエンジン1の出力のみによ り車両の走行を行っていた場合を想定すると、変速要求 の発生に応じてクラッチ機構3の切断動作が開始する と、図10に実線cで示すように、エンジン1から自動 変速装置4への入力駆動力は、クラッチ機構3の切断動 作の進行に伴い減少していき、該クラッチ機構3が切断 状態になると、「0」になる。そして、このとき、電動 機2から自動変速装置4への入力駆動力は、図10に実 線dで示すように、クラッチ機構3の切断動作の進行に 伴い、エンジン1から自動変速装置4への入力駆動力の 減少分を補うようにして増加していき、クラッチ機構3 が切断状態になると、前記変速直前入力駆動力に等しい 駆動力となる。

【0093】さらに、クラッチ機構3の接続動作が開始 すると、エンジン1から自動変速装置4への入力駆動力 は、切断動作の場合と逆に、図10に実線cで示すよう に、クラッチ機構3の接続動作の進行に伴い上昇してい く。そして、このとき、電動機2から自動変速装置4へ チ機構3の接続動作の進行に伴い、減少していく。

16

【0094】従って、本実施形態によれば、自動変速装 置4の変速動作に際してのクラッチ機構3の切断動作の 開始時から接続動作の終了時まで均一的に、変速直前入 力駆動力と同等の駆動力を自動変速装置4に入力するこ とができる。すなわち、クラッチ機構3の切断動作の開 始時から接続動作の終了時まで均一的な走行駆動力を車 両の駆動輪に伝達することができる。この結果、クラッ チ機構3の切断状態で従来発生していたような車両の空 10 走感をより効果的に解消することができると共に、自動 変速装置 4 の変速動作に際しての車両の挙動変化を低減 することができ、快適な乗り心地を得ることができる。 【0095】また、クラッチ機構3が半クラッチ状態と なる切断動作中と接続動作中とでは、クラッチストロー ク15に応じて電動機2の駆動力を制御することで、そ れらの切断動作及び接続動作に要する時間によらずに車 両の駆動輪に伝達される走行駆動力を均一的なものとす ることができる。このため、クラッチ機構3の切断動作 や接続動作に要すべき時間の設定の自由度が高まり、そ れらの動作の時間を車両の運転状況等に応じて可変的に

【0096】この場合、本実施形態では、特に、クラッ チ機構3の接続動作に要する時間である前記クラッチ接 続時間を、自動変速装置4の変速要求が発生する直前 (クラッチ機構3の切断動作の直前) における自動変速 装置4の入力駆動力(変速直前入力駆動力)、エンジン 1の回転数NE、車両の加減速要求度合い、自動変速装 4の変速比に応じて前述の如く設定する。このため、基 本的には、車両の加減速をあまり行わず、クルーズ走行 (略定車速での走行) もしくはそれに近い走行が行われ ているような状況における自動変速装置 4 の変速動作の 際には、前記クラッチ接続時間は、長めに設定され、ク ラッチ機構3の接続動作が比較的ゆっくり行われる。そ して、このように該クラッチ接続時間が長めに設定され ることで、自動変速装置4の図示しないシンクロ機構等 にかかる負担や、クラッチ機構3の接続時の衝撃をでき るだけ軽減しつつ、クラッチ機構3の切断/接続動作を 含めて、自動変速装置4の変速動作に係わる一連の動作 を円滑に行うことができる。

【0097】また、車両の加減速が頻繁に行われたり、 大加速を行うような状況における自動変速装置4の変速 動作の際には、前記クラッチ接続時間は、短めに設定さ れるため、クラッチ機構3の接続動作が迅速に行われ る。このため、車両の走行挙動の応答性を十分に確保す ることができる。

【0098】尚、以上説明した第2の実施形態では、ク ラッチ機構3の切断動作の時間は可変的な設定を行って いないが、必要に応じて切断動作の時間も、エンジン1 の回転数NEや、車両の加減速要求度合い(要求走行形 の入力駆動力は、図10に実線 d で示すように、クラッ 50 態) 等に応じて可変的に設定するようにしてもよい。

17

【0099】また、前述した第1及び第2の実施形態では採用していないが、車両の減速中に電動機2の回生発電を行って、自動変速装置4に制動方向の駆動力(制動トルク)を入力しているような状態で、自動変速装置4の変速動作の要求が生じたときには、クラッチ機構3の切断状態や、切断動作、接続動作中に電動機2を逆転方向に駆動して、クラッチ機構3の切断動作の開始直前に自動変速装置4に入力された制動トルクと同等の制動トルクを電動機2から自動変速装置4に入力することも可能である。

【0100】また、第1及び第2の実施形態では、電動機2を回転伝達手段5を介して自動変速装置4の入力側に接続したが、電動機2をクラッチ機構3と自動変速装置4の間で直結的に自動変速装置4の入力側に接続するようにしてもよい。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明のハイブリッド車両の第1及び第2の実施形態におけるハイブリッド車両の要部のシステム構成を示す図。

【図2】本発明の第1の実施形態におけるハイブリッド 車両の作動を説明するためのフローチャート。

【図3】本発明の第1の実施形態におけるハイブリッド

車両の作動を説明するための線図。

【図4】本発明の第2の実施形態におけるハイブリッド 車両の作動を説明するためのフローチャート。

【図5】本発明の第2の実施形態におけるハイブリッド 車両の作動を説明するための線図。

【図6】本発明の第2の実施形態におけるハイブリッド 車両の作動を説明するための線図。

【図7】本発明の第2の実施形態におけるハイブリッド 車両の作動を説明するための線図。

10 【図8】本発明の第2の実施形態におけるハイブリッド 車両の作動を説明するための線図。

【図9】本発明の第2の実施形態におけるハイブリッド 車両の作動を説明するための線図。

【図10】本発明の第2の実施形態におけるハイブリッド車両の作動を説明するための線図。

【符号の説明】

1…エンジン、1 a…クランク軸(出力軸)、2…電動機、3…クラッチ機構(クラッチ手段)、4…自動変速装置、11…クラッチ制御手段、12…変速制御手段、13…電動機制御手段、14…駆動力把握手段、15…クラッチセンサ(検出手段)。

【図1】

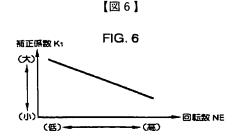
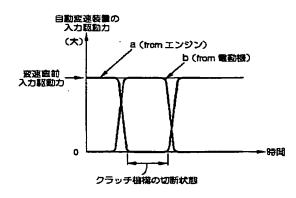


FIG. 2 START STEP2-1 自動変速装置の入力駆動力を把握 入力駆動力を記憶保持 STEP2-3 変速要求有' クラッチ機構の切断 ダイミング? STEP2-4 クラッチ機構の切断動作を開始 変速直前入力駆動力に応じた 電動機の駆動力制御を開始 クラッチ機構の切断動作終了 STEP2-7 自動変速装置の変速動作 クラッチ機構の接続動作 変速直前入力駆動力に応じた 電動機の駆動力制御を終了 RETURN

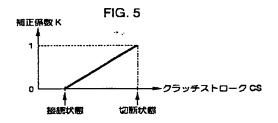
【図2】

[図3]

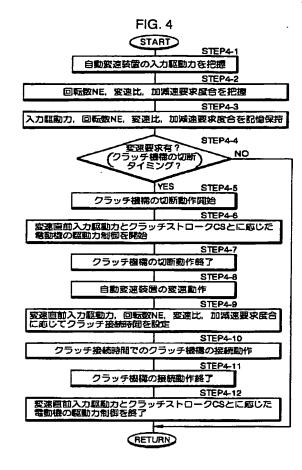
"FIG. 3



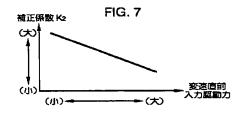
【図5】



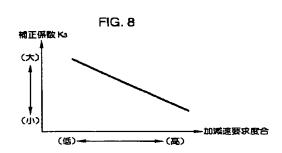
【図4】



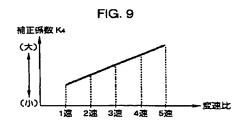
【図7】



【図8】

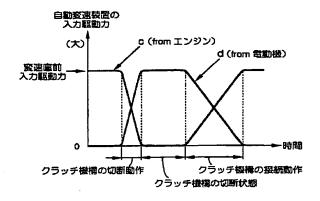


【図9】



【図10】

FIG. 10



フロントページの続き

(51) Int. CI.7

識別記号

FΙ

B 6 0 L 15/20

F 0 2 D 29/06

B 6 0 K 9/00 テーマコード(参考)

Fターム(参考) 3D039 AA01 AA02 AA04 AA07 AB27

AC03 AC32 AD01 AD02 AD22

AD53

3D041 AA31 AA53 AA66 AB01 AC11

AC15 AC17 AC18 AD00 AD01

AD02 AD04 AD10 AD18 AD20

AD31 AD35 AD51 AE02 AE03

AE17 AE19 AE32 AE45

3G093 AA05 AA07 AA16 BA03 BA15

CB08 DA01 DA06 DB05 DB10

DB11 DB20 EA01 EB03 EB08

EC01 FA10 FB01 FB02

5H115 PA01 PC06 PG04 PI16 PI24

P129 P002 PU08 PU22 PU23

PU25 PV09 QN03 SE04 SE08

SE09 SE10 TB01 TE02 TE03

TE05 TE06 T004 T021 T030

BEST AVAILABLE COPY